Linear roller bearing with slidable support body

Patent number:

DE4438948

Publication date:

1996-05-02

Inventor:

BODE HELMUT DIPL ING (DE)

Applicant:

SCHAEFFLER WAELZLAGER KG (DE)

Classification:

- International:

F16C29/06; B23Q1/26

- european:

B23Q1/26C; B23Q1/40; B23Q11/00D; F16C29/06

Application number:

DE19944438948 19941031

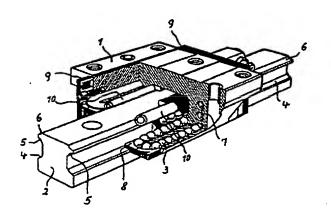
Priority number(s):

DE19944438948 19941031

Report a data error here

Abstract of DE4438948

The roller bearing comprises a support body (1) which slides along a guide rail (2) and abuts it via numerous, load-transfer rolling members (3) divided into several, linear rows on the guide rail tracks (6). At least one friction element (10) is located inside the support body, contacting a rail track and flexibly adapting to it. The friction element is a cylindrical, elongated hollow member open only at its ends. Pref. it comprises an outer surface, corresp. to the track shape. The guide rail may contain several pairs of tracks (4-6) for the load-transfer rolling member rows, or friction elements.



Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide



® Offenlegungsschrift DE 44 38 948 A 1

(5) Int. Cl. 6: F16 C 29/06 B 23 Q 1/26.



Aktenzeichen:

P 44 38 948.5

Anmeldetag:

31, 10, 94

DEUTSCHES

Offenlegungstag:

PATENTAMT

(71) Anmelder:

INA Wälzlager Schaeffler KG, 91074 Herzogenaurach, DE

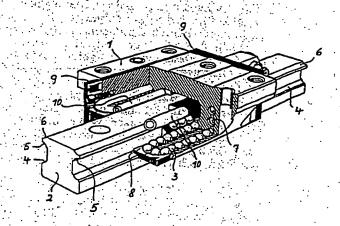
② Erfinder:

Bode, Helmut, Dipl.-Ing., 91074 Herzogenaurach, DE

K. D. B. Call Committee Colombia B Für die Beurtellung der Patentfähigkeit In Betracht zu ziehende Druckschriften:

DE	
DE-PS	9 32 942
DE-PS	9 07 479
DE	43 34 611 A1
DE	42.09 824 A1
FDE SAM	41 08 793 A1
DE	41.04 137.A1
	37 42 965 A1
	35 24 401 A1
	23 32 483 A1
	49 53 988
	.33 60 306
	3 93 201 A1
: WO	93 09 358 : 🎋

- 🚱 Wälzlager für Linearbewegungen 🧀
- Bel einem Wälzlager für Linearbewegungen mit einem längs einer Führungsschiene (2) verschlebbaren Tragkörper (1), der sich über eine Vielzahl von lastübertragenden, auf mehrere geradlinige Reihen aufgeteilten Wälzkörpern (3) an Laufbahnen (4, 5) der Führungsschiene (2) abstützt, lat erfindungsgemäß in dem Tregkörper (1) mindestens ein mit-einer Laufbahn (8) der Führungsschiene (2) in Berührung stehendes und sich an diese elastisch anpassendes Reibelement (10) angeordnet list, welches als langgestreckter, nur an seinen Enden offener zylindrischer Hohlkörper ausgebildet ist. Dadurch erhält das Leger ohne großen konstruktiven Aufwand ein wahlweise einstellbares Dampfungsverhalten.



Die Erfindung betrifft ein Wälzlager für Linearbewegungen mit einem längs einer Führungsschiene verschiebbaren Tragkörper, der sich über eine Vielzahl von 5 lastübertragenden, auf mehrere geradlinige Reihen aufgeteilten Wälzkörpern an Laufbahnen der Führungsschiene abstützt.

Ein solches Wälzlager ist aus der DE-OS 42 09 824 bekannt. Zur Erzielung hoher Tragzahlen und Quersteifigkeiten, die eine große Lastübertragung ermöglichen, sind die Wälzkörper dort an dem Tragkörper in mindestens sechs Wälzkörperumläufen paarweise angeordnet. Damit ergibt sich auch eine hohe Leichtgängigkeit des Lagers.

Die Anwendung derartiger Lager erfolgt beispielsweise bei Werkzeugmaschinen. Beim Einbau in Schleifmaschinen hat sich jedoch das Problem ergeben, daß infolge der Leichtgängigkeit dieses Lagers Mikroschwingungen in Verfahrrichtung aufgetreten sind, die zu- 20 mindest das optische Schliffbild negativ beeinflußt ha-

Aus der DE-OS 43 34 611 sind Gleitführungslager für eine Linearbewegung bekannt, bei welchen jeweils zwischen einer Führungsschiene und einem Tragkörper 25 keine Wälzkörper, sondern mehrere als zylindrische Rollen ausgebildete Gleitelemente angeordnet sind. Infolge dieser Rollen, die ausschließlich die Belastung von dem Tragkörper auf die Führungsschiene übertragen müssen, ergibt sich hier ein Lager mit hohem Reibungs- 30 koeffizienten und großem Verschiebewiderstand. Daher wird, um die Rollen ausreichend zu schmieren, bei einer vorbekannten Ausführung vorgeschlagen, die Rollen in Form von Hohlzylindern auszuführen, deren Zylinderwände jeweils eine Anzahl von Löchern besitzen, so daß Schmiermittel durch die zentrale Achse und die Löcher der äußeren Zylinderfläche zugeführt wird. Damit ist aber der Nachteil verbunden, daß diese Gleitelemente infolge der Schmierlöcher in ihrem Aufbau kompliziert und daher in der Herstellung aufwendig sind.

Die anmeldungsgemäßen Gleitelemente der DE-OS 43 34 611 sind massive Zylinder, die von den Mittelpunkten der beiden Endflächen ausgehende kleine zylindrische Ausstülpungen aufweisen, welche einstückig mit den Gleitelementen ausgeführt sein können. Für, 45 diese Gleitelemente wird der Vorteil geltend gemacht; werhaltnisse abgestimmt ist. daß ihre Herstellung einfach sei, da es nicht notwendig sei, schwierige Bearbeitungsvorgange, also das Formen eines Hohlzylinders mit einer Anzahl von kleinen Schmierlöchern in dessen Wand, durchzuführen. Das 50 Gleitelement könne einfach durch Abschrägen von zwei, Endbereichen des Zylinders hergestellt werden. Die abgeschrägten Endbereiche sind als Kegel in Fig. 3 dargestellt

Diese aus Vollmaterial hergestellten zylindrischen 55 Gleitelemente haben jedoch den Nachteil, daß sie nicht verformbar, insbesondere radial nicht zusammendrückbar und daher nicht elastisch sind. Die Folge davon sind eine große Reibungskraft und ein hoher Verschleiß, welche mit solchen Gleitelementen ausgerüstete Linearlager aufweisen. Um zu verhindern, daß die zylindrischen Gleitelemente lokal ungleichmäßig abgenutzt werden, wird für das vorbekannte Gleitführungslager vorgeschlagen, die Gleitelemente leicht zu drehen. Auf diese Weise könne deren gesamte Gleitoberfläche wir- 65 kungsvoll genutzt werden.

Mit der großen Reibungskraft ist außerdem als weiterer Nachteil die ruckartige Bewegung des Tragkörpers

verbunden, wofür sich als Fachausdruck die Bezeichnung "Stick-Slip" eingebürgert hat. Außerdem ist infolge der Ausführung des Gleitelementes als massiver, nicht verformbarer Körper eine wahlweise Einstellung des Spiels oder der Vorspannung der Lagerung ausge-

Der Erfindung liegt daher die Aufgabe zugrunde, ein Wälzlager für Linearbewegungen der eingangs genannten Art ohne großen konstruktiven Aufwand so weiter-10 zuentwickeln, daß es ein dem jeweiligen Anwendungsfall entsprechendes geringes erforderliches Dämpfungs-

verhalten aufweist.

Diese Aufgabe wird erfindungsgemäß dadurch gelöst, daß in dem Tragkörper mindestens ein mit einer Lauf-15 bahn der Führungsschiene in Berührung stehendes und sich an diese elastisch anpassendes Reibelement angeordnet ist, welches als langgestreckter, nur an seinen Enden offener zylindrischer Hohlkörper ausgebildet ist. Ein solches hohles Reibelement kann durch eine geeignete Wahl seiner Abmessungen in seinem Reibungsverhalten eingestellt, also auf den jeweiligen Anwendungsfall abgestimmt werden. Es verhält sich während der Bewegung des Tragkörpers längs der Führungsschiene radial elastisch, wobei seine Zylinderform beispielsweise von einem Kreisquerschnitt in einen elliptischen Querschnitt oder umgekehrt übergehen kann. Bei der reibenden Bewegung des Reibelements längs der Führungsschiene entsteht eine der Bewegung des Tragkörpers entgegengerichtete geringe Bremskraft. Diese wird mit wachsender Länge des Reibelements größer, so daß sich eine definierte Bremskraft durch Wahl der geeigneten Länge des Reibelements in Verfahrrichtung einstellen läßt. Da die Amplituden der Schwingungen in Verfahrrichtung nur sehr gering sind, kann schon eine relativ kleine Bremskraft für die erforderliche Dämpfung ausreichen.

Das Reibelement kann eine der Form der Laufbahn entsprechende äußere Oberfläche aufweisen. Dabei können die Wälzkörper Kugeln oder Rollen sein. Jedes Reibelement kann als Profilkörper ausgebildet sein, dessen äußere Oberfläche jeweils teilweise an die Laufbahnflächen von Führungsschiene und Tragkörper angepaßt ist. Wenn als Walzkörper Kugeln verwendet werden kann das Reibelement ein Röhrchen sein, das im Dürchmesser exakt auf die Laufbahn- bzw. Kugel-

Die Führungsschiene kann mehrere auf ihre beiden Längsseiten aufgeteilte Paare von Laufbahnen für lastübertragende Walzkörperreihen bzw. Reibelemente des Tragkörpers aufweisen. Beispielsweise kann der Tragkörper mittels der Wälzkörperreihen an unteren Laufbahnen und mittleren Laufbahnen der Führungsschiene abgestützt sein, während zwei in dem Tragkörper angeordnete Reibelemente mit oberen Laufbahnen der Führungsschiene in Berührung stehen können. Auf diese Weise ergeben sich in bezug auf die Führungsschiene symmetrische Dämpfungskräfte an dem Tragkörper, die von den beiden symmetrisch angeordneten Reibelementen herrühren.

Entsprechend der gewünschten Paarung der Reibungspartner kann jedes Reibelement aus einem nichtmetallischen Werkstoff, wie Kunststoff, Gummi oder Holz, oder aus einem metallischen Werkstoff, wie Stahl oder Messing bestehen.

Ein erfindungsgemäßes Linearlager besteht also aus einem Tragkörper als Führungswagen und einer Führungsschiene, die mehrere geradlinige Laufbahnen zur Abstützung des längs der Führungsschiene verschieb-

baren Tragkörpers aufweist, wobei der Tragkörper den Laufbahnen der Führungsschiene entsprechende, von diesen in einem Abstand angeordnete Laufbahnen enthält. In dem Tragkörper sind jeweils zwischen einer Laufbahn der Führungsschiene und der entsprechenden ... 5 Laufbahn des Tragkörpers Reibelemente angeordnet. welche mit den Laufbahnen in Berührung stehen. Auf diese Weise ergibt sich eine in dem Tragkörper integrierte Dämpfungsvorrichtung.

einem solchen mit Wälzkörpern arbeitenden Lager nicht nur einzelne, sondern alle Wälzkörperreihen durch Reibelemente zu ersetzen, um ein bestimmtes gewünschtes Dämpfungsverhalten zu erzielen. Die als Ersatz für die Wälzkörper vorgeschlagenen Reibelemente, 15 die als Kunststoff- oder Metallprofile ausgebildet sein können, sind zusätzlich zu ihrer Wirkung in Verfahrrichtung auch geeignet, eine Dämpfung sowohl in der vertikalen als auch in der horizontalen Richtung rechtwinkelig zur Führungsschienenachse zu erzeugen. Je nach ihrem Werkstoff können sie die Steifigkeit und die Crash-Sicherheit (Sicherheit gegen Bruch) des Linearlagers deutlich verbessern.

Ein Ausführungsbeispiel der Erfindung ist in der Zeichnung dargestellt und wird im folgenden näher beschrieben. Es zeigen: 🕡

Fig. 1 ein vorbekanntes Wälzlager mit sechs Wälzkörperumläufen, die in drei Paaren angeordnet sind, in einer stirnseitigen Ansicht der Führungsschiene und einem teilweise durch den Tragkörper und teilweise 30 durch dessen eines Kopfstück gelegten Schnitt;

Fig. 2 eine perspektivische Ansicht eines erfindungsgemäßen, teilweise aufgeschnittenen Wälzlagers, bei dem das oberste Paar von Wälzkörperumläufen durch zwei Reibelemente ersetzt ist.

Beiden Wälzlagern gemeinsam ist, daß sie jeweils einen Tragkörper 1 aufweisen, der längs einer waagerechten Führungsschiene 2 verschiebbar gelagert ist. Hierzu dienen mehrere Paare von Wälzkörperumläufen mit als Kugeln 3 ausgebildeten Wälzkörpern, die sich einerseits 40 an Laufbahnen des Tragkörpers 1 und andererseits an unteren Laufbahnen 4, mittleren Laufbahnen 5 und in Fig. 1 auch an oberen Laufbahnen 6 der Führungsschiene 2 abstützen, wobei von jedem Wälzkörperumlaufpaar ein Wälzkörperumlauf an einer Längsseite der Führungsschiene 2 und der andere Wälzkörperumlauf an der anderen Längsseite der Führungsschiene angeordnet ist. Die Wälzkörperumlaufpaare jeder Seite sind senkrecht übereinander angeordnet.

Jeder Wälzkörperumlauf besteht aus einer lastüber- 50 tragenden Wälzkörperreihe, einer dazu parallelen rücklaufenden Wälzkörperreihe und zwei Wälzkörper-Umlenkbögen, die an den Enden der Wälzkörperreihen angrenzen und diese Reihen miteinander verbinden. Bei der Bewegung durchläuft die rücklaufende Wälzkörper- 55 reihe jeweils einen Rücklaufkanal 7, der für den Wälzkörperumlauf in dem Tragkörper 1 angeordnet ist. Die lastübertragenden Wälzkörperreihen aller Wälzkörperumläufe einer Seite der Führungsschiene 2 werden von einem gemeinsamen Käfig 8 geführt, der in dem Trag- 60 körper 1 für jede Seite der Führungsschiene angeordnet ist und in Bewegungsrichtung des Tragkörpers 1 an beiden Enden aus diesem herausragt, wo seine Wälzkörperreihe in den Wälzkörper-Umlenkbogen übergeht. An jeder Stirnseite des Tragkörpers 1 sind die beiden 65 aus dem Tragkörper herausragenden Enden der Käfige 8 von einem Kopfstück 9 umgeben, in welchem der weitere Teil der Wälzkörper-Umlenkbogen angeordnet

Erfindungsgemäß sind in Fig. 2 die Wälzkörper der beiden obersten Wälzkörperumläufe entfernt worden und in den dortigen Tragzonen sind röhrchenförmige Reibelemente 10 in den Tragkörper 1 eingesetzt. Diese Röhrchen sind im Durchmesser exakt auf die Krümmung der für die Kugeln 3 ausgelegten oberen Laufbahn 6 der, Führungsschiene 2 abgestimmt

Bei diesem Ausführungsbeispiel bietet die Erfindung Die Erfindung beinhaltet auch die Möglichkeit, bei 10 also den Vorteil, ein vorhandenes Wälzlager, das hier sechs Kugelumläufe aufweist, zum Zwecke der Einstellung einer vorgegebenen Dämpfung in einfacher Weise abzuwandeln, indem das Wälzkörperumlaufpaar einer

Ebene durch zwei Reibelemente ersetzt wird.

Bezugszeichenliste

1 Tragkörper 2 Führungsschiene 3 Kugel 4 untere Laufbahn 5 mittlere Laufbahn 6 obere Laufbahn 7 Rücklaufkanal 8 Käfig 9 Kopfstück 10 Reibelement

Patentansprüche

Wälzlager für Linearbewegungen mit einem längs einer Führungsschiene verschiebbaren Tragkörper, der sich über eine Vielzahl von lastübertragenden, auf mehrere geradlinige Reihen aufgeteilten Wälzkörpern an Laufbahnen der Führungsschiene abstützt, dadurch gekennzeichnet, daß in dem Tragkörper (1) mindestens ein mit einer Laufbahn (6) der Führungsschiene (2) in Berührung stehendes und sich an diese elastisch anpassendes Reibelement (10) angeordnet ist, welches als langgestreckter, nur an seinen Enden öffener zylindrischer Hohlkörper ausgebildet ist.

2. Wälzlager nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das Reibelement (10) eine der Form der Laufbahn (6) entsprechende äußere Oberfläche

aufweist.

3. Wälzlager nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Führungsschiene (2) mehrere auf ihre beiden Längsseiten aufgeteilte Paare von Laufbahnen (4, 5, 6) für lastübertragende Wälzkörperreihen bzw. Reibelemente (10) des Tragkörpers (1) aufweist.

4. Wälzlager nach Anspruch 3, dadurch gekennzeichnet, daß der Tragkörper (1) mittels der Wälzkörperreihen an unteren Laufbahnen (4) und mittleren Laufbahnen (5) der Führungsschiene (2) abgestützt ist, während zwei in dem Tragkörper (1) angeordnete Reibelemente (10) mit oberen Laufbahnen (6) der Führungsschiene (2) in Berührung ste-

5. Wälzlager nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Wälzkörper Kugeln (3) sind.

6. Wälzlager nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Wälzkörper Rollen sind.

7. Wälzlager nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß jedes Reibelement (10) als Profilkörper, beispielsweise als Röhrchen, ausgebildet ist. 8. Wälzlager nach Anspruch 1, dadurch gekenn5

zeichnet, daß jedes Reibelement (10) aus einem nichtmetallischen Werkstoff wie Kunststoff, Gummi oder Holz besteht.

9. Wälzlager nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß jedes Reibelement (10) aus einem metallischen Werkstoff, wie Stahl oder Messing besteht.

Hierzu 1 Seite(n) Zeichnungen

-10

٠.

20

25

30

35

40

45

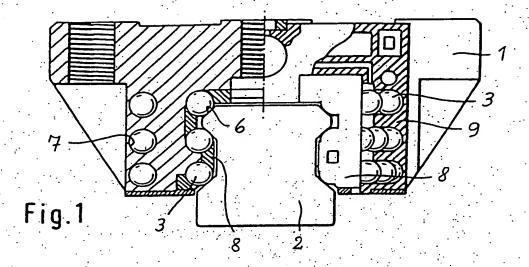
50

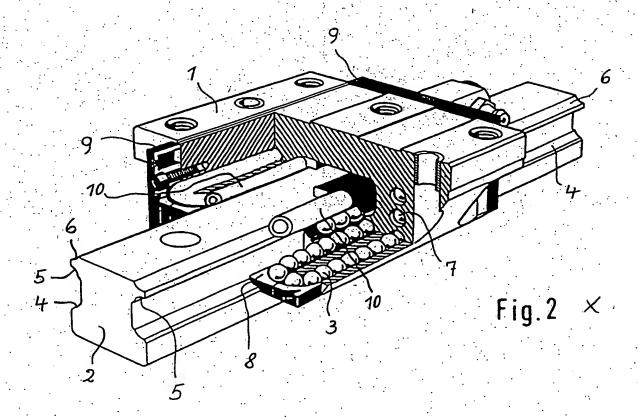
55

60

- Leerseite -

Nummer: Int. Cl.⁶: Offenlegungstag: DE 44 38 948 A1 F 16 C 29/06 2. Mai 1996





This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

☐ BLACK BORDERS
IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
□ OTHER.

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.